

Ein analytisches Modell für die Blutdruckübertragungstrecke der invasiven Blutdruckmessung mit externer Flüssigkeitskopplung

Wendt, Z.; Kraft, M.; Boenick, U.

Institut für Mikrotechnik und Medizintechnik, Technische Universität Berlin

EINLEITUNG

Die invasive Blutdruckmessung spielt in der Anästhesie und in der Intensivmedizin eine wichtige Rolle. Im klinischen Alltag wird vorwiegend das preisgünstige extrakorporale Blutdruckmeßverfahren mit einem externen Einwegtransducer eingesetzt. Die Qualität dieses Verfahrens hängt im wesentlichen von dem Druckübertragungsverhalten der Meßstrecke ab, welche hauptsächlich aus dem Katheter, den Verlängerungsschläuchen, der Flüssigkeitssäule und dem Transducer besteht. Zusätzlich beeinflussen in der Flüssigkeitssäule vorhandene Luftblasen die Druckübertragungsqualität. In diesem Beitrag wird eine analytische Methode zur Bestimmung der Übertragungseigenschaften dieses Blutdruckmeßsystems anhand eines erweiterten neuen Modell vorgestellt. In ihm sind alle wichtigen Bestandteile der Druckübertragungstrecke hinsichtlich ihrer Geometrie und Materialeigenschaften berücksichtigt.

METHODE

Die Blutdruckübertragungstrecke läßt sich als ein kontinuierliches mechanisches Schwingungssystem betrachten, wobei der pulsierende Blutdruck den Schwingungserreger darstellt. Wie jedes schwingfähige System kann auch diese Übertragungstrecke durch die zwei Kenngrößen, Eigenfrequenz und Dämpfung, beschrieben werden. Aus ihnen lassen sich wichtige Folgerungen auf die Blutdruckübertragungseigenschaft ableiten. Für die analytische Behandlung dieses Problems wurde das im Abb. 1 (b) gezeigte Modell zugrunde gelegt. Das reele System (Abb. 1 (a)) ist in der Modelldarstellung vereinfacht in n-Teilsysteme unterteilt. Somit kann das kontinuierliche Schwingungssystem durch ein in Abb. 1 (c) dargestelltes diskretes n-faches Schwingungssystem angenähert werden.

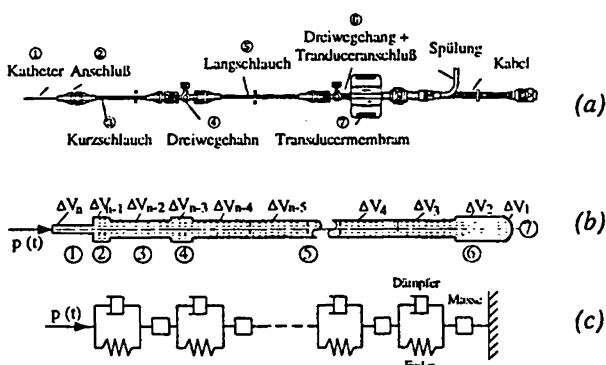


Abb. 1: (a) ein reelles blutdruckmeßset, (b) das Ersatzmodell, (c) das dem Modell entsprechende n-fache Schwingungssystem.

Die Ermittlung des Druckübertragungsverhaltens über die Kenntnis der Eigenfrequenz und Dämpfung geht von der Aufstellung systemspezifischer Bewegungsgleichungen des Modells aus. Dabei wurde die analytische Methode nach Lagrange vorgezogen, da diese auf einer Berechnung der Energieausdrücke des Gesamtsystems basiert, wodurch die komplizierten Reaktionskräfte zwischen den Teilsystemen übergangen werden. Die Lagrangesche Bewegungsgleichung läßt sich allgemein wie folgt ausdrücken:

$$\frac{d}{dt} \frac{\partial T_{\text{ges}}}{\partial \dot{x}_i} - \frac{\partial T_{\text{ges}}}{\partial x_i} + \frac{\partial U_{\text{ges}}}{\partial x_i} = K_i \quad (i = 1, 2, \dots, f) \quad (1)$$

(x_i : die verallgemeinerten Lagekoordinaten,
 f : Anzahl der Freiheitsgrade,
 T_{ges} : die gesamte kinetische Energie des Schwingungssystems,
 U_{ges} : die gesamte potentielle Energie des Schwingungssystems,
 K_i : Dämpfungs- und Reibungskräfte sowie Erregerkräfte.)

Als verallgemeinerte Lagekoordinaten des Schwingungsmodells wurde die durch den Erregerdruck verursachte Innenvolumendehnung ΔV_i ($i=1,2,\dots,n$) jedes Teilsystems definiert. Die kinetische Energie, die potentielle Energie und die virtuellen Arbeiten der Reibungs- und Druckkräfte durch die virtuelle Volumendehnung ließen sich als Funktionen von ΔV_i herleiten. Dabei wurde die Theorie eines kreiszylinderischen Rohres [2] für eine Schlauchstrecke, die Kirchhoffsche Platten-theorie [2] für die Transducermembran verwendet. Die Bewegung des Füllfluides wurde als laminar angesehen und für die Berechnung der Flüssigkeitsreibung wurde näherungsweise das Hagen-Poiseuillesche Gesetz eingesetzt. Die Herleitung der virtuellen Arbeit der inneren Reibung einer Kunststoffschlauchstrecke aufgrund einer virtuellen Schlauchdehnung basierte auf einer Berechnung der Kunststoffverlustarbeit [3].

ERGEBNIS

Die hergeleiteten Lagrangeschen Bewegungsgleichungen des Blutdruckübertragungsmodells lassen sich in einer Vektordifferentialgleichung zweiter Ordnung zusammenfassen, die ein mehrfaches gewöhnliches Schwingungssystem kennzeichnet:

$$M\ddot{x} + P\dot{x} + Qx = p(t) \quad (2)$$

es gilt:

- M, P, Q : nxn- symmetrische Massenmatrix, Dämpfungsmatrix und Federnmatrix; $x, p(t)$: Vektordarstellung der verallgemeinerten Lagekoordinaten und des Erregerdruckes.
- Die Elemente der Matrizen M, P, Q sind Funktionen der Geometrie- und Materialkenngröße der Teilsysteme. Aufgrund des Umfangs dieses Beitrages werden sie hierbei nicht explizit dargestellt.

$$M = \begin{bmatrix} \frac{k_{n1}}{3} + k_{n1} + \dots + k_{n1} + 2k_{n1} & \frac{k_{n1}}{2} + k_{n1} + \dots + k_{n1} & \dots & \frac{k_{n1}}{2} \\ \frac{k_{n1}}{2} + k_{n1} + \dots + k_{n1} & \frac{k_{n1}}{3} + k_{n1} + \dots + k_{n1} + 2k_{n1} & \dots & \frac{k_{n1}}{2} \\ \vdots & \vdots & \ddots & \vdots \\ \frac{k_{n1}}{2} & \frac{k_{n1}}{2} & \dots & \frac{k_{n1}}{3} + 2k_{n1} \end{bmatrix}$$

$$P = \begin{bmatrix} \frac{k_{p1}}{3} + k_{p1} + \dots + k_{p1} + 2k_{p1} & \frac{k_{p1}}{2} + k_{p1} + \dots + k_{p1} & \dots & \frac{k_{p1}}{2} \\ \frac{k_{p1}}{2} + k_{p1} + \dots + k_{p1} & \frac{k_{p1}}{3} + k_{p1} + \dots + k_{p1} + 2k_{p1} & \dots & \frac{k_{p1}}{2} \\ \vdots & \vdots & \ddots & \vdots \\ \frac{k_{p1}}{2} & \frac{k_{p1}}{2} & \dots & \frac{k_{p1}}{3} + 2k_{p1} \end{bmatrix}$$

$$Q = \begin{bmatrix} \epsilon_{M1} & 0 & \dots & 0 \\ 0 & \epsilon_{S1} & \dots & 0 \\ \vdots & \vdots & \ddots & \vdots \\ 0 & 0 & \dots & \epsilon_{Sn} \end{bmatrix} \quad x = \begin{bmatrix} \Delta V_1 \\ \Delta V_2 \\ \vdots \\ \Delta V_n \end{bmatrix} \quad p(t) = \begin{bmatrix} p(t) \\ p(t) \\ \vdots \\ p(t) \end{bmatrix}$$

Nach der Überführung der Gl.(2) in die Zustandsgleichung nach [1] wurde die Systemmatrix A des Ersatzmodells ermittelt:

$$A = \begin{bmatrix} 0 & E \\ -M^{-1}Q & -M^{-1}P \end{bmatrix} \quad (3)$$

(0: $n \times n$ - Nullmatrix, E: $n \times n$ - Einheitsmatrix)

Aus den Eigenwerten der Systemmatrix A

$$\lambda_i = \delta_j \pm i\omega_j, \delta_j < 0, \omega_j \neq 0, i = 1, 2, \dots, n, j = 1, 2, \dots, n$$

können dann die Eigenfrequenzen ω_j des Modells direkt abgelesen werden. Die Dämpfungen des Ersatzmodells lassen sich wie folgt berechnen:

$$\nu_j = \frac{-\delta_j}{\sqrt{\delta_j^2 + \omega_j^2}}$$

Wobei in erster Linie die erste Eigenfrequenz und die dazugehörige Dämpfung von Interesse sind. Die Berechnung erfolgte mit Hilfe einer Software zur Lösung mathematischer Problemstellungen. Ein Vergleich der Berechnungsergebnisse mit den Meßergebnissen des Sinustests, ein Meßverfahren zur empirischen Ermittlung der Eigenfrequenz und Dämpfung (beschrieben in [4]), mit einer Reihe von Testsystemen ergab eine gute Übereinstimmung der berechneten ersten Eigenfrequenzen mit den Meßwerten und eine tendenzielle Aussagefähigkeit der berechneten Systemdämpfung beim Variieren eines Parameters, wie z. B. Kathetertyp oder Schlauchlänge. Abb. 2 enthält die graphische Darstellung der Meß- und Berechnungswerte einer Beispielreihe von 12 Testsystemen mit einem Transducer und einem PE-Schlauchset mit den folgenden Abmessungen:

Außen-/Innendurchmesser der Schläuche: 2/1 mm, Kurzschlauchlänge: 15cm für alle Testsysteme, Langschlauchlänge: 100, 150, 200cm, und jeweils vier Teflon-Kather: 22G/80, 18G/160, 20G/80, 20G/160.

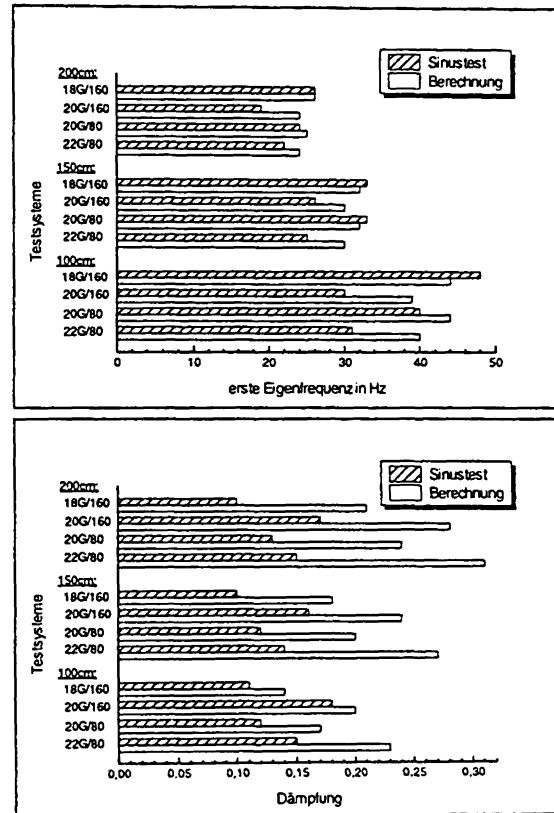


Abb. 2: Berechnungs- und Meßergebnisse (Sinustest) einer PE-Testreihe mit 12 Testsystemen.

DISKUSSION

Anhand des vorgestellten Berechnungsverfahrens läßt sich die Frage klären, in wie weit sich die erste Eigenfrequenz und die Dämpfung ändern, wenn Struktur oder Parameter der Meßstrecke variiert werden.

Nachfolgend aufgelistete Problemstellungen sind weitere Beispiele, die mit Hilfe des beschriebenen Modells analysiert werden könnten:

- Einfluß der Lage und Größe einer Luftblase in der Flüssigkeitssäule,
- Variation bestimmter Parameter der Meßstrecke,
- Zwischenschalten von Manipulationseinheiten serieller, paralleler oder verzweigter Anordnung.

Da diese analytische Methode auf die Einzelheiten der Meßstrecke eingeht, paßt sich die Berechnung beliebig den Randbedingungen der Meßstrecke an. Mit Hilfe des vorgestellten Verfahrens lassen sich künftige Entwicklungen bzw. Optimierungen hinsichtlich ihrer Beeinflussung des Übertragungsverhaltens bereits im Vorfeld rationell prüfen.

LITERATURVERZEICHNIS

- [1] P.C. Müller: „Lineare Schwingungen“, Akademische Verlagsgesellschaft, Wiesbaden 1976
- [2] I. Szabó: „Höhere Technische Mechanik“, 5. Auflage, Springer Verlag 1985
- [3] H. Schmiedel: „Kunststoffprüfung“, Hanser Verlag 1992
- [4] N. Mendler: „Blutdruckmessung mit Einweg-Sensoren“, „Kardiotechnik“ 11. Jahrgang/Heft 3/1988